DOCKET NO.: 258958US3PCT

IN THE UNITED STATES PATENT AND TRADEMARK OFFICE

IN RE APPLICATION OF: Yoji OKITA, et al. SERIAL NO.: NEW U.S. PCT APPLICATION

FILED: HEREWITH

INTERNATIONAL APPLICATION NO.: PCT/JP03/02556

INTERNATIONAL FILING DATE: March 5, 2003

FOR: GAS TURBINE ENGINE

REQUEST FOR PRIORITY UNDER 35 U.S.C. 119 AND THE INTERNATIONAL CONVENTION

Commissioner for Patents Alexandria, Virginia 22313

Sir:

In the matter of the above-identified application for patent, notice is hereby given that the applicant claims as priority:

COUNTRY

APPLICATION NO

DAY/MONTH/YEAR

Japan

2003-028128

05 February 2003

Certified copies of the corresponding Convention application(s) were submitted to the International Bureau in PCT Application No. PCT/JP03/02556. Receipt of the certified copy(s) by the International Bureau in a timely manner under PCT Rule 17.1(a) has been acknowledged as evidenced by the attached PCT/IB/304.

Respectfully submitted, OBLON, SPIVAK, McCLELLAND, MAIER & NEUSTADT, P.C.

Customer Number 22850

(703) 413-3000 Fax No. (703) 413-2220 (OSMMN 08/03) C. Irvin McClelland Attorney of Record Registration No. 21,124

Surinder Sachar

Registration No. 34,423

Rec'd PCT/PTO 23 SEP 2004

CT/JP 03/02556

日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

05.03.03

REC'D 0 5 MAY 2003

WIPO

POT

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office

出願年月日 Date of Application:

2003年 2月 5日

出 願 番 号 Application Number:

特願2003-028128

[ST.10/C]: FIP2003-

[JP2003-028128]

出 願 人 Applicant(s):

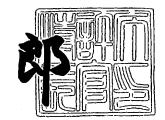
石川島播磨重工業株式会社

PRIORITY DOCUMENT

SUBMITTED OR TRANSMITTED IN COMPLIANCE WITH RULE 17.1(a) OR (b)

2003年 4月15日

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office 太田信一



出証番号 出証特2003-3027367

特2003-028128

【書類名】 特許願

【整理番号】 SA2-0868

【提出日】 平成15年 2月 5日

【あて先】 特許庁長官殿

【国際特許分類】 F01D 5/08

【発明の名称】 ガスタービンエンジン

【請求項の数】 4

【発明者】

【住所又は居所】 東京都西多摩郡瑞穂町殿ヶ谷229 石川島播磨重工業

株式会社 瑞穂工場内

【氏名】 大北 洋治

【発明者】

【住所又は居所】 東京都西多摩郡瑞穂町殿ヶ谷229 石川島播磨重工業

株式会社 瑞穂工場内

【氏名】 山脇 栄道

【特許出願人】

【識別番号】 000000099

【氏名又は名称】 石川島播磨重工業株式会社

【代理人】

【識別番号】 100083806

【弁理士】

【氏名又は名称】 三好 秀和

【電話番号】 03-3504-3075

【選任した代理人】

【識別番号】 100068342

【弁理士】

【氏名又は名称】 三好 保男

【選任した代理人】

【識別番号】 100100712

【弁理士】

【氏名又は名称】 岩▲崎▼ 幸邦

【選任した代理人】

【識別番号】 100087365

【弁理士】

【氏名又は名称】 栗原 彰

【選任した代理人】

【識別番号】 100100929

【弁理士】

【氏名又は名称】 川又 澄雄

【選任した代理人】

【識別番号】 100095500

【弁理士】

【氏名又は名称】 伊藤 正和

【選任した代理人】

【識別番号】

100101247

【弁理士】

【氏名又は名称】 髙橋

【選任した代理人】

【識別番号】 100098327

【弁理士】

【氏名又は名称】 高松 俊雄

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 001982

【納付金額】

21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】

明細書 1

【物件名】

図面 1

【物件名】

要約書 1

【包括委任状番号】 0115289

【プルーフの要否】 要

【書類名】 明細書

【発明の名称】 ガスタービンエンジン

【特許請求の範囲】

【請求項1】 空気を圧縮する圧縮機と、この圧縮機によって圧縮された圧縮空気の中で燃料を燃焼させる燃焼器と、この燃焼器からの燃焼ガスの膨張によって駆動されると共に前記圧縮機を連動して駆動するタービンとを備えてなるガスタービンエンジンにおいて、

前記タービンにおけるタービンディスク近傍の静止部に設けられ、前記タービンディスクのリム部の側面に対向するように前記タービンディスクのディスク径 方向へ延びてあって、対向面が前記リム部の側面に近接した冷却プレートと、

この冷却プレートの対向面と前記リム部の側面との間に形成され、冷却空気として圧縮空気の一部が流入可能な冷却流路と、

を備えてなることを特徴とするガスタービンエンジン。

【請求項2】 前記冷却プレートの対向面が前記リム部の側面に対して略平 行になっていることを特徴とする請求項1に記載のガスタービン

【請求項3】 空気を圧縮する圧縮機と、この圧縮機によって圧縮された圧縮空気の中で燃料を燃焼させる燃焼器と、この燃焼器からの燃焼ガスの膨張によって駆動されると共に前記圧縮機を連動して駆動するタービンとを備えてなるガスタービンエンジンにおいて、

前記タービンにおけるタービンディスク前側近傍のフロント静止部に設けられ、前記タービンディスクのリム部の前側面に対向するように前記ディスク径方向へ延びてあって、対向面が前記リム部の前側面に近接したフロント冷却プレートと、

このフロント冷却プレートの対向面と前記リム部の前側面との間に形成され、 冷却空気として圧縮空気の一部が流入可能なフロント冷却流路と、

前記タービンディスクの後側近傍のリア静止部に設けられ、前記リム部の後側面に対向するように前記ディスク径方向へ延びてあって、対向面が前記リム部の後側面に近接したリア冷却プレートと、

このリア冷却プレートの対向面と前記リム部の後側面との間に形成され、冷却 空気として圧縮空気の一部が流入可能なリア冷却流路と、

を備えてなることを特徴とするガスタービンエンジン。

【請求項4】 前記フロント冷却プレートの対向面が前記リム部の前側面に対して略平行になるように構成し、前記リア冷却プレートの対向面が前記リム部の後側面に略平行になるように構成されていることを特徴とする請求項3に記載のガスタービンエンジン。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】

本発明は、燃焼ガスの膨張によってタービンを駆動させることにより、タービンから回転力を得たり、又は前記タービン側から噴射される燃焼ガスの噴射によって推進力を得ることができる、例えばジェットエンジン等のガスタービンエンジンに関する。

[0002]

【従来の技術】

ガスタービンエンジンの一例としてジェットエンジンの先行技術として特許文献1に示すものがあり、この先行技術について簡単に説明すると、次のようになる。

[0003]

前記ジェットエンジンは、空気を取り入れるファンと、このファンによって取り入れた空気を圧縮する圧縮機と、この圧縮機によって圧縮された圧縮空気の中で燃料を燃焼させる燃焼器と、この燃焼器からの燃焼ガスの膨張によって駆動されると共に前記ファン及び前記圧縮機を連動して駆動するタービンとを備えている。

[0004]

従って、前記ファンの駆動によって空気を取り入れ、前記圧縮機の駆動によって取り入れた空気を圧縮する。そして、前記燃焼器によって圧縮空気の中で燃料を燃焼させると、前記燃焼器からの燃焼ガスの膨張によって前記タービンを駆動

させると共に、前記タービンによって前記ファン及び前記圧縮機を連動して駆動する。上述の一連の動作(前記ファンの駆動、前記圧縮機の駆動、前記燃焼器による燃焼、前記タービンの駆動)が連続して行われることにより、前記ジェットエンジンを適切に稼働させることができ、前記タービンから回転力を得たり、又は前記タービン側から噴射される燃焼ガスによって推進力を得ることができる。

[0005]

ところで、前記ジェットエンジンの稼働中において、前記タービンにおけるタービンディスクの高速回転によって前記タービンディスクのリム部には過大な遠心力が働く。一方、前記燃焼器からの燃焼ガスの影響によって前記タービンディスクが高温になって、前記タービンディスクの許容応力が低下する。そのため、前記ジェットエンジンにあっては、次のような構成により前記タービンディスクの温度を十分に下げるようにしている。

[0006]

即ち、前記タービンディスクのリム部には複数の冷却孔が思った。 されており、各冷却孔はそれぞれ冷却空気として圧縮空気をである。また、前記タービンディスクの前側近傍の静止部にはできます。 でおり、この冷却ダクトは前記複数の冷却孔に連通してあって、冷却空気を前記 複数の冷却孔へ誘導するものである。

[0007]

従って、前記ジェットエンジンの稼働中に、冷却空気が前記冷却ダクトによって前記複数の冷却孔へ誘導され、前記複数の冷却孔内に流入される。これにより、前記ターピンディスクのリム部を冷却して、前記タービンディスクの許容応力の低下を抑制することができる。

[0008]

【特許文献1】

特開平8-296455号公報

[0009]

【発明が解決しようとする課題】

しかし、前記ジェットエンジンを髙出力状態で稼働させると、前記タービンデ

イスクの回転速度が速くなって、多量の燃焼ガスが前記タービンディスクのリム 部からディスク中心側に向かって巻き込まれることになる。そのため、前記冷却 流路に流入させる冷却空気の流量を増大して、前記タービンディスクを十分に冷 却する必要がある。一方、前記タービンディスクを十分に冷却すると、冷却空気 の消費流量の増大によるエネルギー損失によって、前記ジェットエンジンのエネ ルギー効率が低下する。

[0010]

【課題を解決するための手段】

請求項1に記載の発明にあっては、空気を圧縮する圧縮機と、この圧縮機によって圧縮された圧縮空気の中で燃料を燃焼させる燃焼器と、この燃焼器からの燃焼ガスの膨張によって駆動されると共に前記圧縮機を連動して駆動するタービンとを備えてなるガスタービンエンジンにおいて、

前記タービンにおけるタービンディスク近傍の静止部に設けられ、前記タービンディスクのリム部の側面に対向するように前記タービンディスクのディスク径 方向へ延びてあって、対向面が前になる。このでは接した冷却プレートと、

この冷却プレートの対向面と前途である。面との間に形成され、冷却空気として圧縮空気の一部が流入可能な冷却流路と、

を備えてなることを特徴とする。

[0011]

請求項1に記載の発明特定事項によると、前記圧縮機の駆動によって空気を圧縮する。そして、前記燃焼器によって圧縮空気の中で燃料を燃焼させると、前記燃焼器からの燃焼ガスの膨張によって前記タービンを駆動させる共に、前記タービンによって前記圧縮機を連動して駆動する。上述の一連の動作(前記圧縮機の駆動、前記燃焼器による燃焼、前記タービンの駆動)が連続して行われることにより、前記ガスタービンエンジンを適切に稼働させることができ、前記タービンから回転力を得たり、又は前記タービン側から噴射される燃焼ガスによって推進力を得ることができる。

[0012]

前記ガスタービンの稼働中において、冷却空気が前記冷却流路内に流入されて

、主流路側へ放出される。ここで、前記冷却プレートが前記リム部の側面に対向するように前記ディスク径方向へ延びてあって、前記冷却プレートの対向面が前記リム部の側面に近接しているため、前記冷却流路内において冷却効果の高い循環冷却空気流層が形成される。これにより、前記冷却流路内に小流量の冷却空気が流入させるだけで、燃焼ガスが前記リム部側からディスク中心側に向かって巻き込まれることを十分に抑制することができる。

[0013]

請求項2に記載の発明にあっては、請求項1に記載の発明特定事項の他に、前 記冷却プレートの対向面が前記リム部の側面に対して略平行になるように構成さ れていることを特徴とする。

[0014]

請求項2に記載の発明特定事項によると、請求項1に記載の発明特定事項による作用の他に、前記冷却プレートの対向面が前記リム部の側面に対して略平行になるため、前記冷却流路内においてより冷却効果の高い循環冷却空気流層を形成すること

請求項3に記載の発明にあっては、空気を圧縮する圧縮機と、この圧縮機によって圧縮された圧縮空気の中で燃料を燃焼させる燃焼器と、この燃焼器からの燃焼ガスの膨張によって駆動されると共に前記圧縮機を連動して駆動するタービンとを備えてなるガスタービンエンジンにおいて、

前記タービンにおけるタービンディスク前側近傍のフロント静止部に設けられ、前記タービンディスクのリム部の前側面に対向するように前記ディスク径方向へ延びてあって、対向面が前記リム部の前側面に近接したフロント冷却プレートと、

このフロント冷却プレートの対向面と前記リム部の前側面との間に形成され、冷却空気として圧縮空気の一部が流入可能なフロント冷却流路と、

前記タービンディスクの後側近傍のリア静止部に設けられ、前記リム部の後側面に対向するように前記ディスク径方向へ延びてあって、対向面が前記リム部の 後側面に近接したリア冷却プレートと、 このリア冷却プレートの対向面と前記リム部の後側面との間に形成され、冷却 空気として圧縮空気の一部が流入可能なリア冷却流路と、

を備えてなることを特徴とする。

[0016]

請求項3に記載の発明特定事項によると、前記圧縮機の駆動によって空気を圧縮する。そして、前記燃焼器によって圧縮空気の中で燃料を燃焼させると、前記燃焼器からの燃焼ガスの膨張によって前記タービンを駆動させる共に、前記タービンによって前記圧縮機を連動して駆動する。上述の一連の動作(前記圧縮機の駆動、前記燃焼器による燃焼、前記タービンの駆動)が連続して行われることにより、前記ガスタービンエンジンを適切に稼働させることができ、前記タービンから回転力を得たり、又は前記タービン側から噴射される燃焼ガスによって推進力を得ることができる。

[0017]

前記ガスタービンの稼働中において、冷却空気が前記フロント冷却流路内及び前記リア冷却流路内に流入されて、主流路側へ放出される。ここで、前記フロント冷却プレートが前記リム部の前側面に対向するように前記ディスク径方向へ延びてあって、前記フロント冷却プレートの対向面が前記リム部の前側面に近接しているため、前記フロント冷却流路内において冷却効果の高い循環冷却空気流層が形成される。同様に、前記リア冷却プレートを前記リム部の後側面に対向するように前記ディスク径方向へ延びてあって、前記リア冷却プレートの対向面が前記リム部の後側面に近接しているため、前記リア冷却流路内において冷却効果の高い循環冷却空気流層が形成される。これにより、前記フロント冷却流路内及び前記リア冷却流路内に小流量の冷却空気が流入されるだけで、燃焼ガスが前記リム部からディスク中心側に向かって巻き込まれることを十分に抑制することができる。

[0018]

請求項4に記載の発明にあっては、請求項3に記載の発明特定事項の他に、前 記フロント冷却プレートの対向面が前記リム部の前側面に対して略平行になるよ うに構成し、前記リア冷却プレートの対向面が前記リム部の後側面に略平行にな るように構成されていることを特徴とする。

[0019]

請求項4に記載の発明特定事項によると、請求項3に記載の発明特定事項による作用の他に、前記フロント冷却プレートの対向面が前記リム部の前側面に対して略平行になるため、前記フロント冷却流路内においてより冷却効果の高い循環冷却空気流層を形成することができる。同様に、前記リア冷却プレートの対向面が前記リム部の後側面に対して略平行になるため、前記リア冷却流路内においてより冷却効果の高い循環冷却空気流層を形成することができる。

[0020]

【発明の実施の形態】

以下、本発明の実施の形態について図1及び図2を参照して説明する。

[0021]

図1は、図2における矢視部Iの拡大図であって、図2は、本発明の実施の形態に係わるジェットエンジンの概略的な図であって、一部を断面して、ここで、「前」とは、図1及び図2において左のことをいい、「後日本の図2において右のことをいう。

[0022]

図2に示すように、本発明の実施の形態に係わるジェットエンジン(ガスタービンエンジンの一つ)1は、航空機に用いられものであって、外筒フレーム3と、この外筒フレーム3の内側に一体的に設けられた内筒フレーム5とをベースとして備えている。内筒フレーム5の内側には環状の主流路(コア流路)7が形成されてており、外筒フレーム3の内側と内筒フレーム5の外側には環状のバイパス流路9が形成されている。

[0023]

内筒フレーム5の前端部にはファン11が回転可能に設けられており、このファン11は、主流路7内及びバイパス流路9内へ空気を取り込むものである。また、ファン11の中央部には空気を案内するインレットコーン13が設けられている。

[0024]

内筒フレーム5におけるファン11の後側には低圧圧縮機15が設けられており、この低圧圧縮機15は、主流路7内に取り入れた空気を低圧圧縮するものである。また、この低圧圧縮機15は、内筒フレーム5に主流方向(図2において左方向)に沿って設けられた複数段の低圧圧縮機ステータ17と、内筒フレーム5に主流方向に沿って回転可能に設けられた複数段の低圧圧縮機ロータ19とを備えている。ここで、複数段の低圧圧縮機ステータ17と複数段の低圧圧縮機ロータ19はアン11に一体的に連結されている。

[0025]

内筒フレーム5における低圧圧縮機15の後方側には高圧圧縮機21が設けられており、この高圧圧縮機21は、低圧圧縮された圧縮空気を更に高圧圧縮するものである。また、高圧圧縮機21は、内筒フレーム5に主流方向に沿って設けられた複数段の高圧圧縮機ステータ23と、内筒フレーム5に主流方向に沿って回転可能に設けられた複数段の高圧圧縮機口 225とを備えている。ここで、複数段の高圧圧縮機ステータ23と複数段の高圧圧縮機口 225とを備えている。ここで、複数段の高圧圧縮機ステータ23と複数段の高圧圧縮機ステータ23と複数段の高圧圧縮機ステータ23と複数段の高圧圧縮機ステータ25は交互に配置されている。

[0026]

内筒フレーム5における高圧圧縮機21の後側には燃焼器27が設けられており、この燃焼器27は、高圧圧縮された圧縮空気の中で燃料を燃焼させるものである。また、燃焼器27は、内筒フレーム5に設けられた環状の燃焼器ケーシング29と、この燃焼器ケーシング29の内側に設けられた環状の燃焼器ライナ31と、この燃焼器ライナ31に設けられかつ燃料を噴射する噴射ノズル33とを備えている。ここで、燃焼器ケーシング29の内部及び燃焼器ライナ31の内部はそれぞれ主流路7の一部を形成するものであって、燃焼器ケーシング29の内部と燃焼器ライナ31の内部は複数の連通孔(図示省略)によって連通されている。

[0027]

内筒フレーム5における燃焼器27の後側には高圧タービン35が設けられており、この高圧タービン35は、燃焼器27からの燃焼ガスの膨張によって駆動

されると共に高圧圧縮機21を連動して駆動するものである。また、高圧タービン35は、内筒フレーム5に設けられた高圧タービンステータ37と、内筒フレーム5に回転可能に設けられた高圧タービンロータ39とを備えている。ここで、高圧タービン35が駆動されると高圧圧縮機21を連動して駆動することができるように、高圧タービンロータ39は高圧圧縮機ロータ25に高圧タービン軸(図示省略)を介して一体的に連結されている。

[0028]

内筒フレーム5における高圧タービン35の後方側には低圧タービン41が設けられており、この低圧タービン41は、燃焼ガスの膨張によって駆動される共に低圧圧縮機15及びファン11を連動して駆動するものである。また、低圧タービン41は、内筒フレーム5に主流方向に沿って設けられた複数段の低圧タービンステータ43と、内筒フレーム5に回転可能に設けられた複数段の低圧タービンステータ43と、内筒フレーム5に回転可能に設けられた複数段の低圧タービンロータ45とを備えている。ここで、複数段の低圧タービンステータ43と複数段の低圧タービンロータ45は交互に配置されてあって、低圧タービン41が駆動されると、15及びファン11を連動して駆動することができるように、低圧タービンロータ45は低圧圧縮機ロータ19に低圧タービン軸(図示省略)を介して一体的に連結されている。

[0029]

内筒フレーム5の後端部には主流路7における低圧タービン41側から噴出された燃焼ガスを案内するテールコーン47が設けられている。なお、主流路7から噴出される燃焼ガスは、バイパス流路9から噴出される空気により包まれるものである。

[0030]

次に、本発明の実施の形態の要部である高圧タービン35の具体的構成について説明する。

[0031]

図1に示すように、高圧タービン35の構成要素である高圧タービンステータ 37は、内筒フレーム5に固定された翼支持部材49と、この翼支持部材49に 周方向へ等間隔に設けられた多数のタービン静翼51(図面には1つのみ図示) 等からなっている。

[0032]

また、高圧タービン35の構成要素である高圧タービンロータ39は、内筒フレーム5に回転可能に設けられかつリム部(周縁部)に多数の切欠き53を有したタービンディスク55と、このタービンディスク55における多数の切欠き53に嵌合して設けられた多数のタービン動翼57(図面には1つのみ図示)等からなっている。更に、タービンディスク55は、多数の切欠き53を有した環状のディスク本体59と、このディスク本体59の前側に設けられかつタービン動翼57を前方向の移動しないように保持する環状のフロントシール61と、ディスク本体59の後側に設けられかつタービン動翼57を後方向へ移動しないように保持する環状のリアシール63とからなっている。

[0033]

タービンディスク55は、前述のように(従来技術の説明参照)燃焼器27か らの燃焼ガスの影響によって高温になるため、本発明の実施の形態にあっては、 、、、)ような構成によりタービンディスク55等の温度を十分に下げるようにして いる。

[0034]

即ち、まず、高圧タービンステータ37と高圧タービンロータ39との間には2つのフロントラビレンスシール65,67が介在されており、フロントラビレンスシール65,67は、燃焼ガスがタービンディスク55の前側を通ってタービンディスク55のディスク中心側(エンジン中心側)に向かって流れ込むことを抑制するものである。ここで、フロントラビレンスシール65は、翼支持部材49におけるタービンディスク55前側近傍に設けられた環状の静止側シール部材69と、フロントシール61に一体的に形成された環状の可動側シール部材71とからなっている。また、フロントラビレンスシール67は、翼支持部材49における静止側シール部材69の内側に設けられた環状の静止側シール部材73と、フロントシール61における可動側シール部材71の内側に一体的に形成された環状の可動側シール部材75とからなっている。

[0035]

内筒フレーム5におけるタービンディスク55の後側にはリア静止部材77が設けられてあって、高圧タービンロータ39とリア静止部材77との間にはリアラビレンスシール79が介在されており、このリアラビレンスシール79は、燃焼ガスがタービンディスク55の後側を通って前記ディスク中心側へ流れ込むことを抑制するものである。ここで、リアラビレンスシール79は、リア静止部材77におけるタービンディスク55後側近傍に設けられた環状の静止側シール部材81と、リアシール63に一体的に形成された環状の可動側シール部材83とからなっている。

[0036]

なお、図示は省略してあるが、高圧タービンステータ37と高圧タービンロータ39の間、及び高圧タービンロータ39とリア静止部材77との間には、ラビレンスシール65,67,79以外のラビレンスシールが適宜に介在されてある

[0037]

そして、フロントラビレンスシール65における静止側シールを表する。また、フロント冷却プレート85が一体的に形成されており、このフェントを表すしている1のリム部の前側面(タービンディスク55のリム部の前側面)に対向するようにタービンディスク55のディスク径方向へ延びている。ここで、フロント冷却プレート85の対向面がフロントシール61のリム部の前側面に近接しかつ略平行になるように構成されている。また、フロント冷却プレート85の対向面とフロントシール61のリム部の前側面との間には冷却空気として圧縮空気の一部が流入可能なフロント冷却流路87が形成されており、翼支持部材49には複数の貫通孔89(図面には1つのみ図示)が周方向に設けられてあって、このフロント冷却流路87は複数の貫通孔89及びフロントラビレンスシール65の微小間隙によって燃焼器ケーシング29内部における燃焼器ライナ31の外側部分(冷却空気源の1つ)に連通されている。

[0038]

なお、フロント冷却プレート85が静止側シール部材69に一体的に形成される代わりに、翼支持部材49におけるタービンディスク55前側近傍に配置した

フロントフランジ91に設けられるようにしても差し支えない。

[0039]

また、リアラビレンスシール79における静止側シール部材81には環状のリア冷却プレート93が一体的に形成されており、このリア冷却プレート93はリアシール63のリム部の後側面(タービンディスク55のリム部の後側面)に対向するようにタービンディスク55のディスク径方向へ延びている。ここで、リア冷却プレート93の対向面がリアシール63のリム部の後側面に近接しかつ略平行になるように構成されている。また、リア冷却プレート93の対向面とリアシール63のリム部の後側面との間には冷却空気として圧縮空気の一部が流入可能なリア冷却流路95が形成されており、このリア冷却流路95はリアラビレンスシール79の微小間隙等によって適宜の冷却空気源に連通されている。

[0040]

なお、リア冷却プレート93が静止側シール部材81に一体的に形成される代わりに、リア静止部材77におけるタービンデュングララ5後側近傍に配置したリモアフランジ97に設けられるようにして全国の大人を含まれる。

[0041]

また、各タービン動翼57は、それぞれ、特開平2002-303101号公報に示すように中空構造になっており、各タービン動翼57の後側面にはその翼内部に連通した多数の吹出し孔(図示省略)が形成されている。各タービン動翼57と対応する切欠き53との間にはそれぞれ冷却空気としての圧縮空気の一部分が流入可能な連絡冷却流路99が形成されており、各タービン動翼57の翼内部と対応する連絡冷却流路99はそれぞれ連通口(図示省略)を介して連通してある。更に、フロントシール61には複数の貫通孔101(図面には1つのみ図示)が周方向へ適宜間隔に形成されてあって、各連絡冷却流路99は複数の貫通孔101及び複数の貫通孔89によって燃焼器ケーシング29内部における燃焼器ライナ31の外側部分に連通されている。

[0042]

次に、本発明の実施の形態の作用について説明する。

[0043]

- 建介

まず、適宜のスタータ装置(図示省略)の作動によって高圧圧縮機21を駆動させて、複数段の高圧圧縮機ロータ25を回転させることにより、複数段の高圧 圧縮機ステータ23と複数段の高圧圧縮機ロータ25によって空気を圧縮する。 これにより、ジェットエンジン1の稼働が開始される。なお、高圧タービンロータ23の回転数が所定の回転数に達したら、前記スタータ装置の作動を停止しておく。

[0044]

そして、燃焼器27によって圧縮空気の中で燃料を燃焼させると、燃焼器ライナ31からの燃焼ガスの膨張によって高圧タービン35及び低圧タービン41を駆動させて、高圧タービンロータ39及び複数段の低圧タービンロータ45を回転させる。また、高圧タービン35によって高圧圧縮機21を連動して駆動して、高圧圧縮機ロータ25を回転させると共に、低圧タービン41によって低圧圧縮機15及びファン11を連動して駆動して、複数段の低圧圧縮機ロータ19及びファン11を一体である。これにより、ファン11の駆動によって空気を主流路7内である。これにより、ファン11の駆動によって空気を主流路7内である。これにより、ファン11の駆動によって空気を主流路7内である。これにより、ファン11の駆動によって空気を主流路7内である。これにより、ファン11の駆動によって空気を主流路7内である。219によって取り入れた空気を低圧圧縮し、更に、複数段の高圧圧縮機ステータ23と複数段の高圧圧縮機ロータ25によって低圧圧縮された圧縮空気を高圧圧縮することができる。

[0045]

上述のような一連の動作(ファン11の回転、低圧圧縮機15の駆動、高圧圧縮機21の駆動、燃焼器27による燃焼、高圧タービン35の駆動、低圧タービン41の駆動)が連続して行われることにより、ジェットエンジン1を適切に稼働させることができ、高圧タービン35から回転力を得たり、主流路7における低圧タービン41側から噴射される燃焼ガスによって推進力を得ることができる。なお、ジェットエンジン1の稼働中において、バイパス流路9から冷たい空気が噴出され、この冷たい空気より燃焼ガスが包み込まれるため、燃焼ガスの噴出による騒音を抑制できる共に、燃料の消費を少なくすることができる。

[0046]

ジェットエンジン1の稼働中において、フロントラビレンスシール65,67

によって燃焼ガスがタービンディスク55の前側を通ってタービンディスク55 のディスク中心側に向かって流れ込むことを抑制すると共に、リアラビレンスシール79によって燃焼ガスがタービンディスク55の後側を通って前記ディスク 中心側へ流れ込むことを抑制する。

[0047]

更に、燃焼器ケーシング29内部における燃焼器ライナ31の外側部分からの 冷却空気(圧縮空気の一部分)が、複数の貫通孔89及びフロントラビレンスシ ール65の微小間隙を経由してフロント冷却流路87内に流入して、主流路7側 へ放出される。また、前記適宜の冷却空気源からの冷却空気が、リアラビレンス シール79の微小間隙を経由してリア冷却流路95内に流入されて、主流路7側 へ放出される。ここで、フロント冷却プレート85がフロントシール61のリム 部の前側面に対向するように前記ディスク径方向へ延びてあって、フロント冷却 プレート85の対向面がフロントシール61のリム部の前側面に近接しているた ジャンテント冷却流路87内において冷却効果の高い循環冷却空気流層が形成さ 4.4 星様に、リア冷却プレート93がリアシール63のリム部の後側面に対向 がリアシール63のリム部の後側面に近接しているため、リア冷却流路95内に おいて冷却効果の高い循環冷却空気流層が形成される。これにより、フロント冷 却流路87内及びリア冷却流路95内に小流量の冷却空気が流入されるだけで、 燃焼ガスがフロントシール61のリム部側又はリアシール63のリム部側からデ ィスク中心側に向かって巻き込まれることを十分に抑制することができる。

[0048]

以上により、タービンディスク55全体、特にフロントシール61のリム部及 びリアシール63のリム部の温度を十分に下げることができる。

[0049]

なお、燃焼器ケーシング29内部における燃焼器ライナ31の外側部分からの 冷却空気が、複数の貫通孔89及び複数の貫通孔101を経由して連絡冷却流路 99内に流入して、各タービン動翼57の翼内部を経由して各タービン動翼57 における前記多数の吹出し孔から主流路7側へ吹出される。これにより、各ター ビン動翼57の温度を十分に下げることができる。

[0050]

以上の如き、本発明の実施の形態によれば、フロント冷却流路87内及びリア 冷却流路95内に小流量の冷却空気が流入されるだけで、燃焼ガスがフロントシ ール61のリム部側又はリアシール63のリム部側からディスク中心側に向かっ て巻き込まれることを十分に抑制することができるため、タービンディスク55 全体の冷却に要する冷却空気の消費流量を少なくして、ジェットエンジン1のエ ネルギー効率の低下を抑制しつつ、ジェットエンジン1を高出力状態で稼働させ ることができる。

[0051]

なお、本発明は、前述の発明の実施の形態の説明に限るものではなく、適宜の 変更を行うことにより、その他種々の態様で実施可能である。

[0052]

【実施例】

実施例について図3及び図4を参照して簡単に説明する。

[0053]

図3 (a) は、フロント冷却プレートを用いた場合における、フロントシールのリム部周辺の無次元化した温度の分布状態を示す図であって、図3 (b) は、フロント冷却プレートを用いない場合における、フロントシールのリム部周辺の無次元化した温度の分布状態を示す図であって、図4 (a) は、リア冷却プレートを用いた場合における、リアシールのリム部周辺の無次元化した温度の分布状態を示す図であって、図4 (b) は、リア冷却プレートを用いない場合における、リアシールのリム部周辺の無次元化した温度の分布状態を示す図である。

[0054]

図3 (a) (b) に示すように、フロント冷却プレート85を用いることによって、フロントシール61のリム部周辺の温度が大きく低下した。同様に、図4 (a) (b) に示すように、リア冷却プレート93を用いることによって、リアシール63のリム部周辺の温度が大きく低下した。

[0055]

ここで、無次元化した温度とは、

【数1】

. そのポイントの空気温度-冷却空気源の空気温度

燃焼ガスのガス温度-冷却空気源の空気温度

によって求まる。従って、無次元化した温度が1ということは、そのポイントの空気温度は燃焼ガスのガス温度と同じ温度であることを表し、無次元化した温度が0ということは、そのポイントの空気温度は冷却空気源の空気温度と同じ温度であることを表している。

[0056]

なお、そのポイントの温度は、市販の流体解析ソフト等を用いて求めた。

[0057]

【発明の効果】

請求項1又は請求項2に記載の発明によれば、おれば、おれば、かれるだけで、燃焼ガスが前記リング中心側に向かって巻き込まれることを十分に抑制することができるため、前記タービンディスク全体の冷却に要する冷却空気の消費流量を少なくして、前記ガスタービンエンジンのエネルギー効率の低下を抑制しつつ、前記ガスタービンエンジンを高出力状態で稼働させることができる。特に、請求項2に記載の発明によれば、前記冷却流路内においてより冷却効果の高い循環冷却空気流層を形成することができるため、前記効果がより一層向上する。

[0058]

請求項3又は請求項4に記載の発明によれば、前記フロント冷却流路内及び前記リア冷却流路内に小流量の冷却空気が流入されるだけで、燃焼ガスが前記リム部側からディスク中心側に向かって巻き込まれることを十分に抑制することができるため、前記タービンディスク全体の冷却に要する冷却空気の消費流量を少なくして、前記ガスタービンエンジンのエネルギー効率の低下を抑制しつつ、前記ガスタービンエンジンを高出力状態で稼働させることができる。特に、請求項4に記載の発明によれば、前記フロント冷却流路内及び前記リア流路内においてよ

り冷却効果の高い循環冷却空気流層を形成することができるため、前記効果がよ り一層向上する。

【図面の簡単な説明】

【図1】

図2における矢視部Iの拡大図である。

【図2】

本発明の実施の形態に係わるジェットエンジンの概略的な図であって、一部を 断面している。

【図3】

図3 (a) は、フロント冷却プレートを用いた場合における、フロントシールのリム部周辺の無次元化した温度の分布状態を示す図であって、図3 (b) は、フロント冷却プレートを用いてない場合における、フロントシールのリム部周辺の無次元化した温度の分布状態を示す図である。

【図4】

【符号の説明】

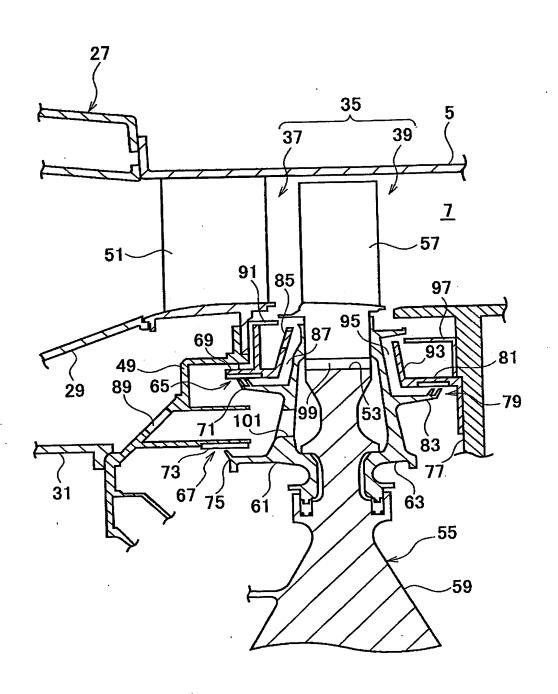
- 1 ジェットエンジン
- 7 主流路
- 11 ファン
- 15 低圧圧縮機
- 21 高圧圧縮機
- 27 燃焼器
- 35 髙圧タービン
- 37 高圧タービンステータ
- 39 高圧タービンロータ
- 41 低圧タービン

- 51 タービン静翼
- 55 タービンディスク
- 57 タービン動翼
- 59 ディスク本体
- 61 フロントシール
- 63 リアシール
- 85 フロント冷却プレート
- 87 フロント冷却流路
- 93 リア冷却プレート
- 95 リア冷却流路

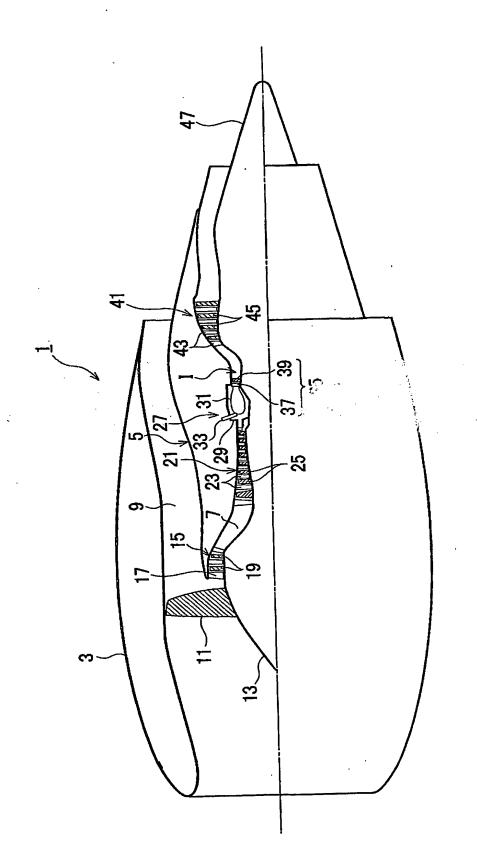
【書類名】

図面

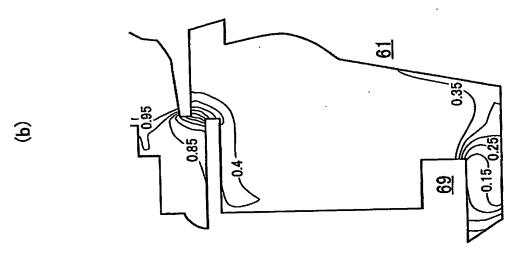
【図1】

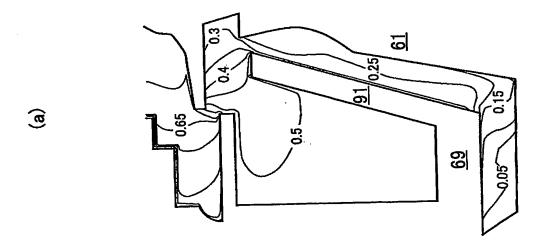


[図2]

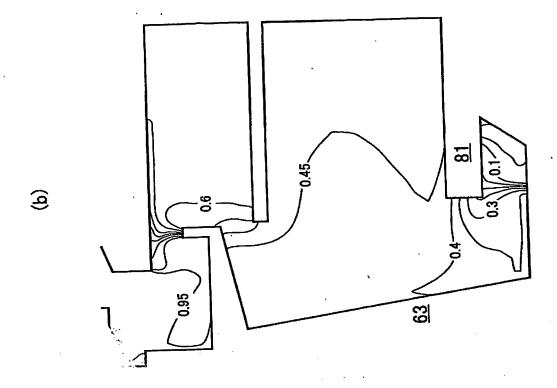


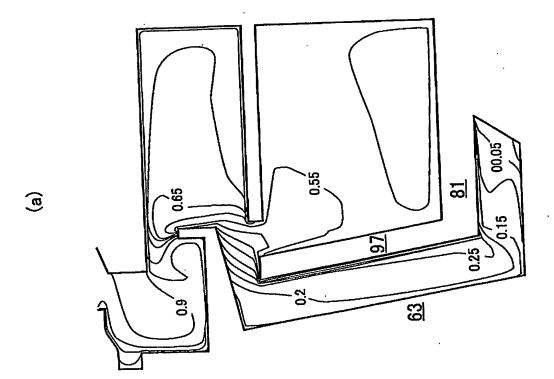
【図3】











【書類名】 要約書

【要約】

【課題】 フロント冷却流路87内及びリア冷却流路95内に小流量の冷却空気が流入されるだけで、燃焼ガスがフロントシール61のリム部側又はリアシール63のリム部側からディスク中心側に向かって巻き込まれることを十分に抑制する。

【解決手段】 タービンディスク55前側近傍のフロント静止部69に設けられフロント冷却プレート85と、このフロント冷却プレート85の対向面とタービンディスク55のリム部の前側面との間に形成されたフロント冷却流路87と、タービンディスク55の後側近傍のリア静止部81に設けられたリア冷却プレート93と、このリア冷却プレート93の対向面とタービンディスク55のリム部の後側面との間に形成されたリア冷却流路95とを備えてなる。

【選択図】 図1

出願人履歴情報

識別番号

[000000099]

1. 変更年月日 1990年 8月 7日

[変更理由] 新規登録

住 所 東京都千代田区大手町2丁目2番1号

氏 名 石川島播磨重工業株式会社

This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

BLACK BORDERS

IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES

FADED TEXT OR DRAWING

BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING

SKEWED/SLANTED IMAGES

COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS

GRAY SCALE DOCUMENTS

INCLUDED THE STATE OF THE STATE O

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

□ OTHER: ____

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.